

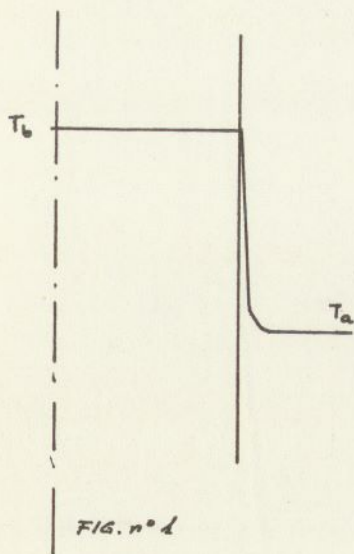
CREACION DE MODELOS MATEMATICOS PARA EL ESTUDIO DE TRANSITORIOS

Por R. Marqués Fernández (*)

Octava parte

1.- INTRODUCCION.— En el presente informe se trata el problema de la transmisión de calor en régimen no estacionario a través de un cuerpo con simetría cilíndrica. Como primer paso en el estudio propuesto se aborda el caso de un cilindro homogéneo e ilimitado sin generación de calor interna sumergido en el seno de un fluido a distinta temperatura, del cual recibe o cede calor, con un coeficiente de convección h correspondiente al contacto sólido-fluido.

La resolución analítica de este problema lleva consigo la determinación de las raíces de una ecuación trascendente en la que aparecen las funciones de Bessel J_0 y J_1 , así como parámetros característicos del material, de la geometría del cilindro y de las condiciones de trabajo. En el presente informe se incluye un estudio de dicha ecuación proponiéndose un método de resolución y un modelo de programa para llevar a cabo el cálculo propuesto.



2.- PLANTEAMIENTO Y DESARROLLO DEL PROBLEMA PROPUESTO

Sea un cilindro ilimitado y homogéneo de radio R a una temperatura uniforme T_b en el instante inicial ($t = 0$), rodeado de un fluido a una temperatura T_a siendo $T_a < T_b$ (Fig. 1).

Se consideran constantes los valores del calor específico c de la densidad ρ y de la conductividad térmica k y en consecuencia el de

(*) Trabajo realizado con beca de ayuda a la investigación del Fondo IBM (Equipo formado por R. Marqués Fernández, M. Llorens Morraja, L. Jutglar Banyeres, M. Villarrubia López, A. L. Miranda Barreras, J. L. González Vicente, C. Franco Peral, J. Gultresa Colomer, G. Franco González; de la Cátedra de Física Industrial de la Facultad de Ciencias. Barcelona).

La difusibilidad α ($\alpha = k/\rho \cdot c$). La ecuación de Fourier en coordenadas cilíndricas que rige el proceso supuesto $\theta = \theta(r, t)$ viene dada por:

$$\frac{\partial \theta}{\partial t} = \alpha \left[\frac{\partial^2 \theta}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \cdot \frac{\partial \theta}{\partial r} \right] \quad (1)$$

con las condiciones:

$$\begin{aligned} t = 0 & \quad \theta(0, r) = \theta_b \\ t > 0 & \quad \left. \frac{\partial \theta}{\partial r} \right|_{r=R} = -\frac{h}{k} \theta_{r=R} \end{aligned} \quad (2)$$

En donde θ (temperatura diferencial) viene definida por:

$$\theta(r, t) = T(r, t) - T_a \quad (3)$$

La solución de la ecuación diferencial (1) con las condiciones (2) viene dada por la expresión:

$$\frac{\theta}{\theta_b} = \sum_{k=1}^{\infty} \frac{2}{\mu_k} \cdot \frac{J_1(\mu_k)}{J_0^2(\mu_k) + J_1^2(\mu_k)} \cdot J_0\left(\mu_k \frac{r}{R}\right) e^{-\mu_k^2 \cdot \alpha \cdot t / R^2} \quad (4)$$

En donde J_0 y J_1 son las funciones de Bessel de primera especie de ordones 0 y 1 respectivamente, y los valores de μ_k son las raíces de la ecuación:

$$\mu_k J_1(\mu_k) = \frac{hR}{k} J_0(\mu_k) \quad (5)$$

En el caso particular que se considere un coeficiente de convección h infinito, la expresión (4) queda reducida a:

$$\frac{\theta}{\theta_b} = \sum_{k=1}^{\infty} \frac{2}{\mu_k} \frac{1}{J_1(\mu_k)} J_0\left(\mu_k \frac{r}{R}\right) e^{-\mu_k^2 \frac{\alpha t}{R^2}} \quad (6)$$

Siendo en este caso μ_k las raíces de la ecuación:

$$J_0(\mu_k) = 0 \quad (7)$$

es decir, en este caso los valores de μ_k vendrán dados por los ceros de la función J_0 .

3.- RESOLUCION DE LA ECUACION TRASCENDENTE.

En la expresión (4), que proporciona los valores de la temperatura diferencial θ para cada punto del cilindro en cualquier instante de tiempo t , aparecen los valores μ_k que previamente deben determinarse mediante la resolución de la ecuación (5).

Fácilmente puede verse a partir del estudio del sistema de ecuaciones:

$$y = \mu J_1(\mu) \quad (8)$$

$$y = \frac{hR}{k} J_0(\mu)$$

que las raíces de la ecuación (5) verifican la conducción:

$$\begin{aligned} 0 < \mu_1 < x_1 \\ x_1 < \mu_2 < x_2 \\ \dots\dots\dots \\ x_{k-1} < \mu_k < x_k \end{aligned} \quad (9)$$

siendo x_k las raíces de la ecuación:

$$J_Q(x) = 0 \quad (\text{Ver gráfico 2})$$

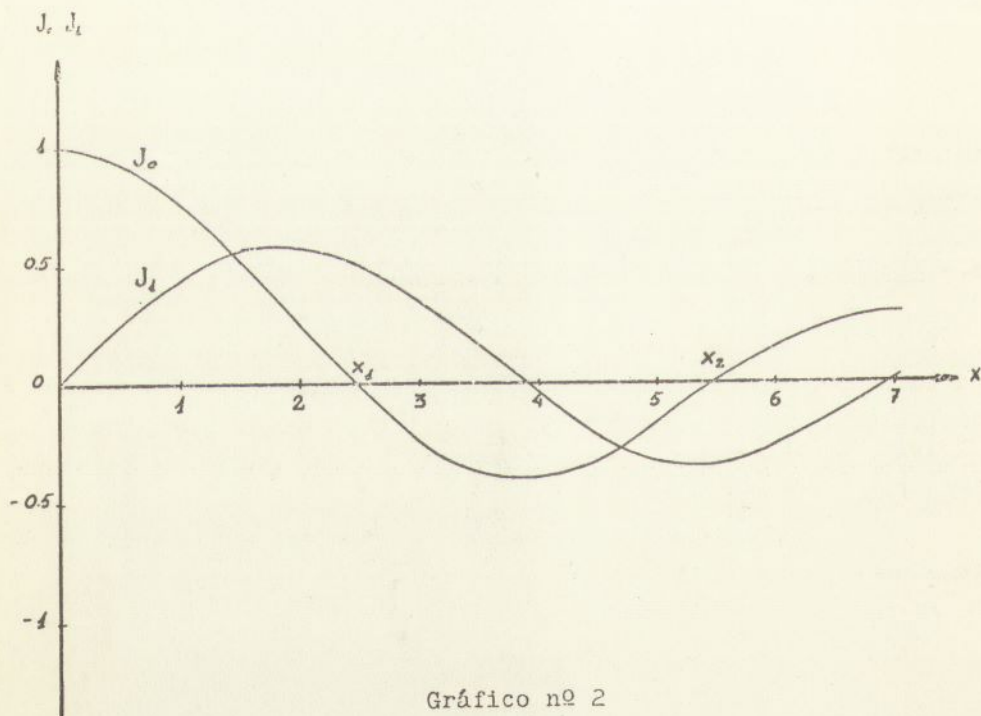


Gráfico nº 2

Una vez conocidas las zonas de existencia de las raíces de la ecuación (5) proponemos para su determinación el siguiente método de cálculo.

Las raíces de la ecuación (5) coinciden con los valores de que anulan la función: (Ver gráfico nº 3)



FACULTAD DE INFORMÁTICA
BIBLIOTECA

$$y = \frac{hR}{k} J_0(\mu) - J_1(\mu) \quad (10)$$

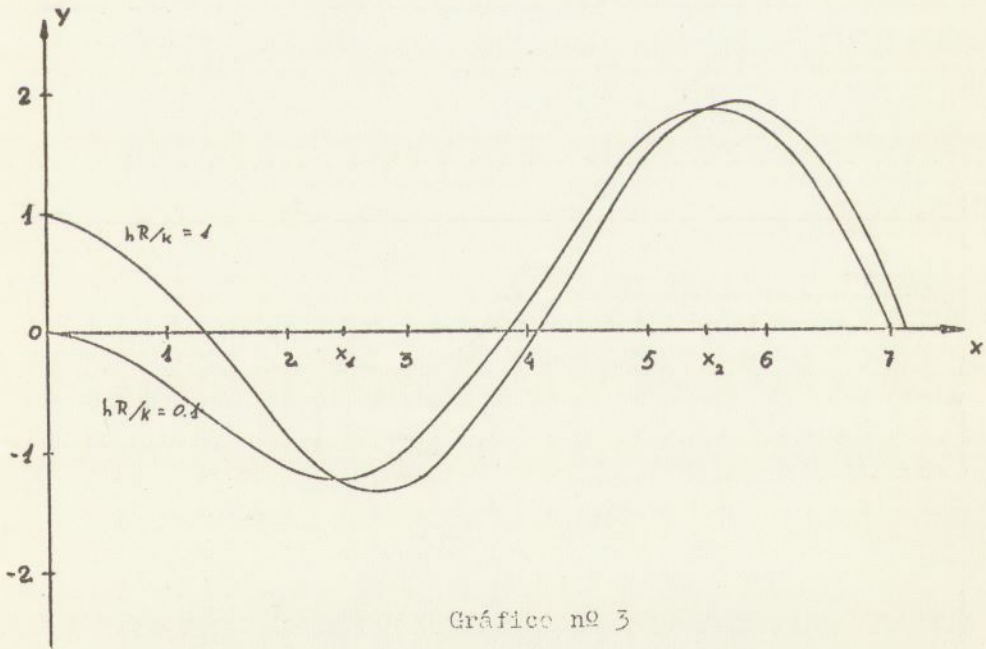


Gráfico nº 3

Una vez conocidos los intervalos de existencia, dados por las condiciones (9), de las raíces de la ecuación (5), el procedimiento de cálculo consiste en la evaluación de la función (10) a partir del extremo inferior ($\mu_0 = x_{k-1}$) del intervalo de existencia para una sucesión de valores $\mu = \mu_0 + \Delta\mu$ hasta que se produce

un cambio de signo en la función (10). Una producido dicho cambio de signo (aislada la raíz en un intervalo de longitud $\Delta\mu$) el valor de $\Delta\mu$ se sustituye por $\Delta\mu/M$ repitiéndose el proceso dentro del nuevo intervalo en que se ha aislado la raíz. Este sistema de cálculo se repite tantas veces como sea necesario hasta alcanzar la aproximación deseada (δ) por el usuario. La aproximación lograda en el n-ésimo ciclo de cálculo vendrá dada por:

$$\delta_n = \pm \left(\frac{\Delta\mu}{M^{n-1}} \right)$$

En el programa adjunto se ha tomado $M = 10$, e $\Delta\mu = 1$

4.- DESCRIPCION DEL PROGRAMA.

El programa consta de una subrutina BESJ, que calcula las funciones de Bessel de primera especie de orden 0 y 1; y un programa principal que calcula primero las soluciones de la ecuación trascendente(5) y a continuación los valores de la temperatura para los distintos radios de una sección transversal del cilindro para una sucesión de valores del tiempo t.

El programa se interrumpe cuando la temperatura en el eje del cilindro difiere de la temperatura del fluido circundante en un tanto por uno que puede fijar arbitrariamente el usuario.

5.- DESCRIPCION DE LAS VARIABLES.

VARIABLES DE ENTRADA

- CONVEC: Coeficiente de convección (kcal/h.m².°C)
 CONDUC: Conductividad térmica del material (kcal/h.m.°C)
 DENSI : Densidad del material (kg/m³)
 CALE : Calor específico del material (kcal/kg.°C)
 RADIO : Radio del cilindro (m.)
 TEMPAA : Temperatura del fluido circundante (°C)

TETAO: Temperatura inicial del cilindro (°C)
 TIMEI: Intervalo inicial de tiempo (horas)
 D : Aproximación deseada en las funciones de Bessel
 ERROR: Aproximación deseada en el cálculo de los valores de μ_k
 TOL : Aproximación del último nivel de tiempo al estacionario en tanto por uno
 CORR: Coeficiente corrector de los intervalos de tiempo en los que se calcula la temperatura.

VARIABLES DE SALIDA

RIU(I): Conjunto de los valores de μ_k obtenidos
 ALFA : Difusibilidad térmica ($m^2/h.$)
 FUC : Valor del nº adimensional ($hR/l:$)
 TIME : Tiempo en horas para el cual se calcula una distribución de temperaturas en el cilindro.
 RAD : Distancia al eje del cilindro, en tanto por uno.
 TEMP : Temperatura (°C)

CONCLUSION

El apéndice I incluye el listado de la subrutina BESJ, y el II el listado del programa principal.

Como ejemplo ilustrativo de la distribución de temperaturas en régimen transitorio se han resuelto dos casos extremos.

a) un cilindro de material conductor con las siguientes características:

Radio = 0,1 m	$k = 320 \text{ kcal/hr. m}$
$T_b = 500 \text{ }^\circ\text{C}$	$\rho = 8900 \text{ kg/m}^3$
$T_a = 20 \text{ }^\circ\text{C}$	$c = 0,098 \text{ kcal/kg }^\circ\text{C}$
$h_c = 50 \text{ kcal/hr. m}^2 \text{ }^\circ\text{C}$	$\alpha = 0,367 \text{ m}^2/\text{hr.}$

y las siguientes variables de control del programa:

ERROR = 0,0001

CORR = 2,0

D = 0,001

TOL = 0,05

b) un cilindro de material refractario, de las siguientes características:

Radio = 0,1 m

k = 1,2 kcal/hr. m °C

 T_b = 500 °C ρ = 1500 kg/m³ T_a = 20 °C

c = 0,300 kcal/kg °C

 h_a = 50 kcal/hr. m² °C α = 0,002 m²/hr.

y las siguientes variables de control del programa:

ERROR = 0,0001

CORR = 2,0

D = 0,001

TOL = 0,05

Los resultados obtenidos se han presentado gráficamente, ver figs. 4 y 5.

NOEMLCLATURA

 T_b = Temperatura inicial del cilindro en °C T_a = Temperatura del fluido circundante en °C

t = Tiempo en horas

e = $T - T_a$ en °C e_b = $T_b - T_a$ en °C

R = Radio del cilindro en m

 h_a = Coeficiente individual de transmisión de calor (sólido-fluido). en kcal/hr. m² °C

k = Conductividad térmica del cilindro en kcal/hr. m °C

c = Calor específico del cilindro en kcal/kg. °C

 ρ = Densidad del cilindro en kg /m³ α = Difusibilidad térmica en m²/hr.

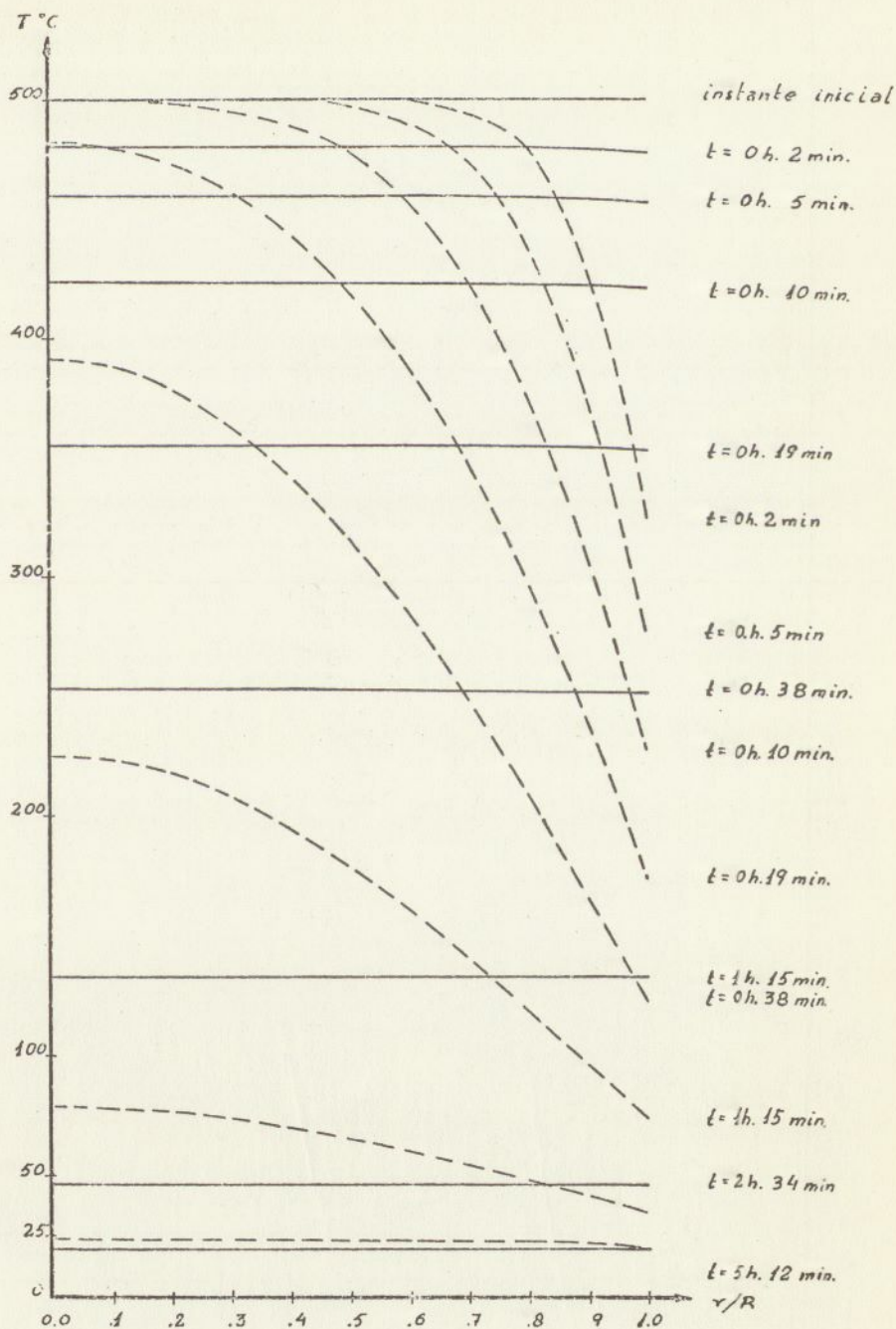


Gráfico nº 4

Material buen conductor

Material refractario

$T^{\circ}C$

500

400

300

200

100

50

25

0

0

0.5

1

2

3

4

5

6

7

8

Gráfico nº 5

———— material buen conductor

----- material refractario

```

C
C ESTE PROGRAMA CALCULA LA DISTRIBUCION DE TEMPERATURAS EN UNA
C BARRA CILINDRICA CUALQUIERA CON CONVECCION, EN REGIMEN NO ESTA-
C CIONARIO.
C
C DATOS QUE DEBEN INTRODUCIRSE
C
C RADIO=RADIO DEL CILINDRO
C DENS=DENSIDAD DEL MATERIAL, SUPUESTO HOMOGENEO.
C CONDOC=CONDUCTIVIDAD TERMICA.
C CALE=CALOR ESPECIFICO.
C CONVEC=COEFICIENTE DE CONVECCION CON EL MEDIO.
C TETAO=TEMPERATURA INICIAL DEL CILINDRO.
C TETAA=TEMPERATURA DEL MEDIO.
C TIMEI=TIEMPO INICIAL.
C ERROR=APROXIMACION CON LA QUE DESEAMOS OBTENER LAS RMU(I).
C D=APROXIMACION EN LA OBTENCION DE LAS SOLUCIONES DE BESSEL.
C CORR=FACTOR QUE INCREMENTA EL TIEMPO.

```

C VARIABLES DE SALIDA.

```

C TIME(L)=INSTANTE EN EL CUAL SE CALCULA LA TEMPERATURA,
C RAD(L,J)=FRACCIONES DECIMALES DEL RADIO
C TEMP(L,J)=TEMPERATURA CORRESPONDIENTE A UN RADIO Y UN TIEMPO.
C RMU(I)=SOLUCIONES DE LA ECUACION TRANSCENDENTE
C RMU=(CONVEC*RADIO/CONDOC)*(BESSEL(N=0,X=RMU)/BESSEL(N=1,X=RMU))
C TOL=MAXIMA TOLERANCIA EN TANTO POR UNO ADMITIDA, PARA ALCANZAR EL
C REGIMEN ESTACIONARIO.

```

C ESTA SUBROUTINA CALCULA LAS FUNCIONES DE BESSEL.

(APENDICE I)

C SUBROUTINE BESJ(X,N,BJ,D,IER)

BJ=.0

IF(N) 10,20,20

10 IER=1

RETURN

20 IF(X) 30,30,31

30 IER=2

RETURN

```

0001
0002
0003
0004
0005
0006
0007
0008

```

```

0009 31 IF(X-15.) 32,32,34
0010 32 NTEST=20.+10.*X-X**2/3
0011 GO TO 36
0012 34 NTEST=90.+X/2.
0013 36 IF(N-NTEST) 40,38,38
0014 38 IER=4
0015 RETURN
0016 40 IER=0
0017 N1=N+1
0018 BPREV=.0
0019 IF(X-5.) 50,60,60
0020 50 MA=X+6.
0021 GO TO 70
0022 60 MA=1.4*X+60./X
0023 70 MB=N+IFIX(X)/4+2
0024 MZFERO=MAX0(MA,MB)
0025 MMAX=NTEST
0026 100 DO 190 M=MZERO,MMAX,3
0027 FM1=1.0E-28
0028 FM=.0
0029 ALPHA=.C
0030 IF(M-(M/2)*2) 120,110,120
0031 110 JT=-1
0032 GO TO 130
0033 120 JT=1
0034 130 M2=M-2
0035 DO 160 K=1,M2
0036 MK=M-K
0037 BMK=2.*FLOAT(MK)*FM1/X-FM
0038 FM=FM1
0039 FM1=BMK
0040 IF(MK-N-1) 150,140,150
0041 140 BJ=BMK
0042 150 JT=-JT
0043 S=1+JT
0044 160 ALPHA=ALPHA+BMK*S
0045 BMK=2.*FM1/X-FM
0046 IF(N) 180,170,180
0047 170 BJ=BMK
0048 180 ALPHA=ALPHA+BMK

```

```
0049      BJ=BJ/ALPHA
0050      IF (ABS(BJ-8PREV)-ABS(D*BJ)) 200,200,190
0051 190      BPREV=BJ
0052          IER=3
0053 200      RETURN
0054          END
```

```

0001 DIMENSION RMU(10),TIME(30),RAD(12),TEMP(30,12)
0002 READ(1,1) CONVFC,CONVDC,DENS,CALE
0003 READ(1,2) RADIO,TETAO,TETAA,TIMEI
0004 READ(1,3) ERROR,D,CORR,TOL
0005 1 FORMAT(F9.3,F9.5,F7.1,F5.3)
0006 2 FORMAT(F5.3,F7.1,F6.1,F5.3)
0007 3 FORMAT(F6.4,F6.4,F3.1,F4.2)
0008 5 FORMAT('0',51X,TIME=' ,F6.3//)
0009 6 FORMAT(4(5X,'RAD=' ,F4.2,4X,'TEMP=' ,F6.1)///)
0010 7 FORMAT('0',44X,'VALORES DE LAS RMU(I) UTILIZADOS')
0011 8 FORMAT('0',20X,7(F7.3,5X))
0012 9 FORMAT('0',50X,'DATOS DE ENTRADA')
0013 10 FORMAT('0',10X,'CONVEC=' ,F7.3,8X,'CONVDC=' ,F5.1,7X,'DENS=' ,F6.1,7X
1),CALE=' ,1X,F5.3)
0014 11 FORMAT('0',10X,'RADIO=' ,3X,F5.3,8X,'TETAO=' ,F6.1,7X,'TETAA=' ,F5.1,
17X,'TIMEI=' ,F5.3)
0015 12 FORMAT('0',10X,'ERROR=' ,3X,F6.4,7X,'D=' ,4X,F6.4,7X,'CORR=' ,3X,F3.1
1)
0016 13 FORMAT('0',10X,'ALFA=' ,4X,F6.4,7X,'FUC=' ,2X,F6.4)
0017 XX=C.0
0018 XN=1.
0019 ITER=1
0020 FINT=1.
0021 FUC=CONVEC*RADIO/CONVDC
0022 BJI=0.0
0023 81 BJO=1.
0024 GO TO 83
0025 50 CONTINUE
0026 X=XX
0027 N=0
0028 CALL BESJ(X,N,BJ,D,IER)
0029 BJO=BJ
0030 N=1
0031 CALL BESJ(X,N,BJ,D,IER)
0032 BJI=BJ
0033 83 Y=FUC*BJO-XX*BJ1
0034 IF(FINT) 54,55,56

```

(APENDICE II)

```

0035 55 CONTINUE
0036 56 IF(Y) 41,42,43
0037 54 IF(Y) 43,42,41
0038 43 XX=XX+XN
0039 GO TO 50
0040 41 XX=XX-XN
0041 XN=XN*0.1
0042 XX=XX+XN
0043 IF(XN-ERROR) 42,42,44
0044 44 GO TO 50
0045 42 I=ITER
0046 XX=XX-XN
0047 RMU(I)=XX
0048 IF(ITER-7) 52,53,53
0049 52 ITER=ITER+1
0050 FINT=FINT*(-1.)
0051 XX=XX+1.
0052 XN=1.
0053 GO TO 50
0054 53 CONTINUE

```

C
C
C

CALCULO DEL TRANSITORIO.

```

0055 NFIN=29
0056 NMU=5
0057 TETA0=TETA0-TETAA
0058 ALFA=CONDUCT/(CALE*DENSI)
0059 TIME(1)=TIMEI
0060 DO 23 L=1,NFIN
0061 RAD(L)=0.
0062 DO 22 J=1,11
0063 TETAI=0.
0064 DO 21 I=1,NMU
0065 X=RMU(I)
0066 N=1
0067 CALL BESJ(X,N,BJ,D,IER)
0068 B=BJ
0069 N=0
0070 CALL BESJ(X,N,RJ,D,IER)
0071 C=RJ

```

```

0072 X=RMU(I)*RAD(J)
0073 IF(X) 57,58,59
0074 58 DR=1.
0075 GO TO 60
0076 59 CONTINUE
0077 CALL BFSJ(X,N, PJ,D,IER)
0078 DR=BJ
0079 60 DEN=(C*C+R*R)*RMU(I)
0080 TBES=2.*R*DR/DEN
0081 REXP=RMU(I)*RMU(I)*ALFA*TIME(L)/(RADIO*RADIO)
0082 IF(REXP-17.) 71,71,73
0083 71 REXP=REXP*(-1.)
0084 TEXP=EXP(REXP)
0085 GO TO 20
0086 73 TEXP=0.
0087 20 TETA=TRES*TEXP
0088 21 TETAT=TETA+TETAT
0089 TEMP(L,J)=TETAT*TETA0+TETAA
0090 RAD(J+1)=RAD(J)+0.1
0091 22 CONTINUE
0092 COTA=ARS((TFMP(L,1)-TETAA)/TETAA)
0093 IF(COTA-TOL) 90,91,91
0094 90 NFIN=L
0095 GO TO 92
0096 91 TIME(L+1)=TIME(L)*CORR
0097 23 CONTINUE
0098 92 TETA0=TETA0+TETAA
0099 WRITE(3,7)
0100 WRITE(3,8) (RMU(I),I=1,7)
0101 WRITE(3,9)
0102 WRITE(3,10) CONVEC,CONDUCT,DENS,CALE
0103 WRITE(3,11) RADIO,TETA0,TETAA,TIMEI
0104 WRITE(3,12) FRROR,D,CORR
0105 WRITE(3,13) ALFA,FUC
0106 DO 100 L=1,NFIN
0107 WRITE(3,5) TIME(L)
0108 100 WRITE(3,6) (RAD(J),TEMP(L,J),J=1,11)
0109 57 STOP
0110 END

```


BIBLIOGRAFIA.

- Georges Goudet - Les fonctions de Bessel. Masson et Cie. Editeurs.
2^e Ed. Paris 1965.
- Milton Abramowitz, Irene A. Stehuer. - Handbook of Mathematical
Functions. Dover Publications, Inc. New York, 1965.
- Shao Ti Hsu. - Engineering Heat Transfer. Van Nostrand. New York,
1963.
- Gröber-Erk-Grigull. - Transmisión de calor. McGraw-Hill, New York,
1950.
- Jakob, M. - Heat Transfer. John Wiley & Sons, Inc. London Sidney,
1964.